(19) 日本国特許庁 (JP) (12) 公開特許公報 (A)

(11)特許出願公開番号

特開平8-170686

(43)公開日 平成8年(1996)7月2日

(51) Int.Cl.6

識別記号

庁内整理番号

FΙ

技術表示箇所

F 1 6 F 13/16

F16F 13/00

 \mathbf{X}

審査請求 未請求 請求項の数2 OL (全 4 頁)

(21)出顧番号

特願平6-316144

(22)出願日

平成6年(1994)12月20日

(71)出顧人 000158840

鬼怒川ゴム工業株式会社

千葉県千葉市稲毛区長沼町330番地

(72)発明者 加藤 明彦

千葉県千葉市稲毛区長沼町330番地 鬼怒

川ゴム工業株式会社内

(72)発明者 南原 勝美

千葉県千葉市稲毛区長沼町330番地 鬼怒

川ゴム工業株式会社内

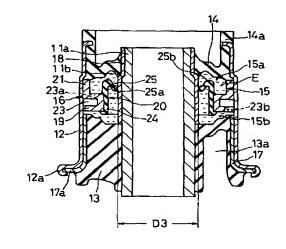
(74)代理人 弁理士 志賀 富士弥 (外2名)

(54) 【発明の名称】 液体封入式防振マウント

(57)【要約】

【目的】 弾性仕切壁の耐久性を確保しつつ内外筒部材 の軸直角方向のばね反力の上昇を抑制する。

【構成】 内外筒金具11,12の各下端部間に介装さ れた防振ゴム13と、各上端部間に介装された弾性膜1 4と、該防振ゴム13と弾性膜14の対向内端面間に形 成されて、内部にエチレングリコール液Eを充填した液 室15と、該液室15を上下室15a, 15bに2分割 する仕切体16とを備えている。この仕切体16は、仕 切り環19の内側に固着された弾性仕切壁20のシール 片25を径方向に沿って湾曲状に折曲形成して、内外筒 金具11,12の相対的な軸直角方向の移動に伴って自 由に撓み変形させるようにした。



【特許請求の範囲】

【請求項1】 内筒金具と、該内筒金具に同心的に囲繞 した外筒金具と、該内外筒金具の一端部間に介装された 弾性部材と、内外筒金具の他端部間に介装された弾性膜 と、前記弾性部材と弾性膜との間に隔成された液室内の 内外筒金具間に介装されて、前記液室を軸方向から2分 割する一部が弾性仕切壁で形成された仕切体とを備えた 液体封入式防振マウントにおいて、

前記弾性仕切壁を、縦断面略湾曲状に形成したことを特 徴とする液体封入式防振マウント。

【請求項2】 前記弾性仕切壁を、縦断面略波形状に形 成したことを特徴とする請求項1記載の液体封入式防振 マウント。

【発明の詳細な説明】

[0001]

【産業上の利用分野】本発明は、自動車の車体とサスペ ンションメンバーとの間などに介装される液体封入式防 振マウントに関するものである。

[0002]

【従来の技術】この種、従来の液体封入式防振マウント としては、例えば特開平2-275129号公報等に記 載されているものが知られている。

【0003】図3に基づいて概略を説明すれば、車体に ボルト固定される内筒金具1と、該内筒金具1に同心的 に囲繞し、サスペンションメンバーにボルト固定される 外筒金具2とを備え、この内外筒金具1,2の一端部間 に筒状の防振ゴム3が、他端部間にゴム製の環状弾性膜 4が夫々加硫接着処理により両者1,2間に固着されて いる。また、この弾性膜4と防振ゴム3との間には、内 外筒金具1,2を介して内部に液体Eが充填された液室 30 5が形成されていると共に、該液室5内の内外筒金具 1,2の間に液室5を軸方向から上室5aと下室5bに 2分割する仕切体6が設けられている。この仕切体6 は、外筒金具2の内周面に固着された仕切り環7と、内 筒金具1の外周面に固着された圧入リング8と、仕切環 7と圧入リング8との間に設けられたゴム板9とから構 成されている。前記仕切環7は、金属材で形成されて、 外周に有する環状凹溝7aと外筒金具2との間に上室5 aと下室5bとを両端開口10a, 10bを介して連通 するオリフィス10が形成されている。更に、ゴム板9 は、環状を呈し、内外周縁が仕切り環7と圧力リング8 に加硫接着されている。

【0004】そして、サスペンションメンバーに路面か らの振動が伝達されると、外筒金具2を介して防振ゴム 3が振動して上室5 a と下室5 b に大きな容積変化が生 じ、液体Eがオリフィス10を通じて両室5a, 5b間 を置換流動し、斯かるオリフィス10通過時に低周波数 振動領域での高い減衰特性が得られる。また、このとき 仕切体6のゴム板9は、外筒金具2の振動及び各液室5

及び軸直角方向へ撓み変形するようになっている。 [0005]

【発明が解決しようとする課題】しかしながら、前記従 来の防振マウントにあっては、ゴム板9が環状板に形成 され、内外筒金具1,2に対して軸直角方向に沿って直 線状に配置されている。このため、外筒金具2と内筒金 具1が相対的に径方向つまり軸直角方向へ移動した場合 には、ゴム板9が径方向から圧縮されることにより、両 者1,2間の軸直角方向のばね力が大きくなる。この結 果、車両の走行安定性が悪化する惧れがある。

【0006】そこで、ゴム板9を十分に薄くして軸直角 方向のばね反力を小さくすることも考えられるが、単純 に薄く形成すると耐久性が低下し、長期間使用後に該ゴ ム板に亀裂が発生したり破損してしまう可能性がある。 [0007]

【課題を解決するための手段】本発明は、前記従来の問 題点に鑑みて案出されたもので、請求項1記載の発明 は、内筒金具と、該内筒金具に同心的に囲繞した外筒金 具と、該内外筒金具の一端部間に介装された弾性部材 と、内外筒金具の他端部間に介装された弾性膜と、前記 弾性部材と弾性膜との間に隔成された液室内の内外筒金 具間に介装されて、前記液室を軸方向から2分割する一 部が弾性仕切壁で形成された仕切体とを備えた液体封入 式防振マウントにおいて、前記弾性仕切壁を、縦断面略 湾曲状に形成したことを特徴としている。

【0008】請求項2の発明は、前記弾性仕切壁を、縦 断面略波形状に形成したことを特徴としている。

[0009]

【作用】前記本発明の構成によれば、外筒金具に伝達さ れた振動に伴い内外筒金具が相対的に軸直角方向へ移動 すると、弾性仕切壁は自身の湾曲形状あるいは波形状に よって該軸直角方向へ自由に撓み変形する。このため、 弾性仕切壁の十分な肉厚を確保しつつばね反力を低下さ せることができる。

[0010]

【実施例】以下、本発明の実施例を図面に基づいて詳述

【0011】図2は、本発明に係る液体封入式防振マウ ントを従来と同様に車体とサスペンションメンバーとの 間に適用した一実施例を示している。

【0012】即ち、図中11は内部に挿通される支持軸 (図示せず)を介してボルトで車体に連結された内筒金 具、12は該内筒金具11に同心的に囲繞配置され、外 周がサスペンションメンバーに固定された外筒金具であ って、この内外筒金具11,12の各一端部の間には、 弾性部材たる筒状の防振ゴム13が介装されていると共 に、各他端部の間には弾性膜14が介装されている。ま た、内外筒金具11、12の内部に位置する防振ゴム1 3と弾性膜14の対向内端面間に、内部にエチレングリ a,5 b内の容積変化に伴い内外筒金具1,2の軸方向 50 コール液Eが充填された液室15が隔成されている。更

に、液室15内の内外筒金具11、12の間には液室15を図中上下に2分割して上室15aと下室15bに隔成する仕切体16が設けられている。

【0013】前記内筒金具11は、図2に示すように本体の上端部11aの外周面が縮径状に切欠されて外周面に段差部11bが形成されている一方、下端部の外周面に前記防振ゴム13が加硫接着されている。この防振ゴム13は、下端側の内部に弾性反力を低下させるための中空部13aが周方向の所定間隔位置に複数形成されていると共に、外周面には下端部17aがフランジ状に折10曲した薄肉な金属製の筒状部17が固着されている。

【0014】前記外筒金具12は、図2に示すように上端部に前記弾性膜14が加硫接着されていると共に、フランジ状の下部12aが前記筒状部17の下端部17aにかしめ固定されている。また、前記弾性膜14は、縦断面略コ字形状に形成され、外筒金具12に固定された基部14aを有すると共に、円環状の内周面に前記内筒金具11の上端部11a及び段差部11bに嵌着固定される段差形状の薄肉な金属筒18が加硫接着されている。

【0015】前記仕切体16は、図1にも示すように外筒金具12の内周面に圧入固定される金属製の仕切り環19と、該仕切り環19の内周側に固着されたゴム製の弾性仕切壁20とから構成されている。仕切り環19は、外筒金具12の内周面に圧接する環状基部21と、該基部21の下端部に一体に設けられた縦断面略コ字形のオリフィス構成部22とから構成されている。このオリフィス構成部22は、外周面が基部21とともに外筒金具12の内周面に密着状態に固定されると共に、外周側内部中央に上下の開口23a,23bを介して上下室3015a,15bに連通する環状オリフィス23が形成されている。

【0016】弾性仕切壁20は、縦断面略し字形状に折 曲形成され、前記オリフィス構成部22の内周面に固着 された基端部24と、該基端部24の上端縁から内方へ 湾曲状に折曲されたシール片25とから構成されてい る。基端部24は、図示のように固着部位から垂直に立 ち上がった上端片24 aが環状基部21と同一の高さま で延出して、オリフィス構成部22には固着されずにフ リーな状態になっている。また、シール片25は、上端 40 片24aから自身の折曲部25bを介して内方へ下り傾 斜状に形成され、内周縁25aが前記金属筒18の内周 面に当接するようになっている。また、この内周縁25 aの内径D1は、基端部24の内径D2よりも小さく設 定され、かつ金属筒18の外径D3よりも小さく設定さ れており、D1<D3<D2の関係に設定されている。 したがって内筒金具11と外筒金具12とを組み付ける 際に、金属筒18に内筒金具11の上端部11a側を圧 入すると、金属筒 18が若干拡径して該金属筒 18の外 周面にシール片25の内周縁25aが密着して上室15 50

aと下室15b間のシール機能を発揮する。

【0017】したがって、この実施例によれば、車両走行中にサスペンションメンバーに路面からの振動が伝達されると、内外筒金具11,12間の防振ゴム13により高周波数領域の振動が効果的に減衰されると共に、該防振ゴム13の撓み変形により上下室15a,15bの容積が変化して該上下室15a,15b内のエチレングリコール液上がオリフィス23を置換流動する際に低周波数振動領域の高い減衰特性が得られる。

【0018】しかも、外筒金具12の振動に伴い両者11、12が相対的に軸方向及び軸直角方向へ移動すると、これに追随してシール片25が自身の湾曲状折曲部25bを介して自由に携み変形する。特に、軸直角方向への移動に対しては、シール片25が折曲部25bから折れ曲がって径方向へ自由に変形する。このため、シール片25によるばね反力が十分に小さくなり、この結果、車両の走行安定性が図れる。

【0019】更に、シール片25のばね反力を前述のように十分小さくできることにより、薄肉に形状する必要20 がないため、十分な耐久性も確保できる。

【0020】また、仕切体16は、仕切り環19と弾性 仕切壁20のみで構成することが可能になり、従来のよ うな圧入リングが不要になるため、部品点数の削減が図 れ、製造作業能率の向上とコストの低廉化が図れる。

【0021】本発明は、前記実施例の構成に限定されるものではなく、例えば弾性仕切壁20を径方向へ複数段の波形状や蛇腹状に形成したり、あるいはループ状に湾曲変形させることも可能である。

[0022]

50 【発明の効果】以上の説明で明らかなように、本発明によれば、弾性仕切壁を湾曲状あるいは波形状に形成することにより内外筒金具の軸直角方向のばね反力を小さくすることができるため、車両の走行安定性等が図れる。 【0023】しかも、前述のように、弾性仕切壁の特異な形状によるばね反力の低減化が図れるため、該弾性仕切壁を薄肉にする必要がなくなる。したがって、弾性仕切壁の十分な耐久性が確保できる。

【図面の簡単な説明】

【図1】本発明の実施例に供される仕切体を示す縦断面 図

【図2】本実施例の全体構成を示す縦断面図。

【図3】従来の液体封入式防振マウントの縦断面図。 【符号の説明】

11…内筒金具

12…外筒金具

13…防振ゴム (弾性部材)

14…弹性膜

15…液室

15a, 15b…上下室

) 16…仕切体

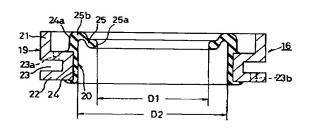
6

20…弾性仕切壁 23…オリフィス

*24…基端部 *25…シール片

【図1】

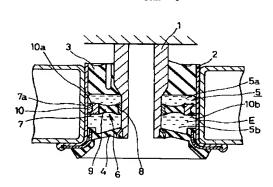
5



1 1 …内筒会具 1 2 …外筒会具 1 3 …防板ゴム(弾性部材) 1 4 …弾性膿 1 5 …被室 1 5 a . 1 5 b …上下室 1 6 …仕切体 2 0 …弾性仕切監 2 3 …オリフィス 2 4 …基場部

【図3】

25…シール片



【図2】

